

## **Schnittstelle**

### **Beschreibung**

Die Erfindung betrifft eine Schnittstelle eines Werkzeugs gemäß Oberbegriff des Anspruchs 1.

- 5 Schnittstellen der hier angesprochenen Art sind bekannt. Mit dem Begriff Schnittstelle wird die Verbindungsstelle zwischen einer Maschinenspindel und einem Werkzeug, einer Maschinenspindel und einem Adapter, einem Adapter und einem Werkzeug und dergleichen bezeichnet, also allgemein die Verbindungsstelle zwischen
- 10 zwei Elementen eines Werkzeugsystems. Bei den hier angesprochenen Werkzeugen handelt es sich um solche, die mittels einer geometrisch definierten Schneide Späne von einem Werkstück abtragen, wobei in der Regel das Werkzeug in Rotation versetzt wird. Ein erstes Teil der Schnittstelle dient als Aufnahme und weist einen
- 15 Innenkegel auf, in den ein Hohlschaftkegel eines zweiten Teils der Schnittstelle einführbar ist. Mittels einer Spanneinrichtung wird der Hohlschaftkegel des zweiten Teils in den Innenkegel des ersten Teils hineingezogen, wodurch in der Regel kreisringförmige Planflächen am ersten und zweiten Teil fest aneinander anliegen. Außerdem wird
- 20 vorzugsweise der Hohlschaftkegel leicht aufgeweitet, so dass er an der Innenfläche des Innenkegels in der Aufnahme anliegt. Dadurch ergibt sich einerseits eine exakte Ausrichtung der beiden Teile der Schnittstelle, andererseits eine sehr hohe Steifigkeit. Die Spanneinrichtung weist eine Spannpatrone mit zwei Spannbacken auf, die
- 25 über eine Betätigungseinrichtung in radialer Richtung, das heißt senkrecht zur Drehachse des Werkzeugs beweglich sind. Die Spannpatrone ist am ersten Teil so verankert, dass eine axiale Verlagerung verhindert wird. Die Spannbacken wirken mit Spannschul-

tern am Hohlschaftkegel so zusammen, dass dieser in den Innenkegel hineingezogen wird. Die Verlagerung der Spannbacken erfolgt mittels einer Betätigungseinrichtung, die über ein Betätigungselement aktivierbar ist. Bekannte Schnittstellen weisen Spannschrauben auf, die als Betätigungseinrichtung dienen und zwei gegenläufige Gewindeabschnitte aufweisen. Diese wirken mit den Spannbacken zusammen und verlagern diese radial nach außen und innen, je nach Drehrichtung der Spannschraube. Beispielsweise kann ein als Betätigungselement dienender Inbusschlüssel in eine entsprechende Ausnehmung einer Spannschraube eingeführt werden, um diese nach rechts oder links zu drehen.

Bei der Bearbeitung von Werkstücken wird bevorzugt die so genannte Minimalmengenschmierung eingesetzt, bei der an Stelle einer Emulsion ein Luft/Öl-Gemisch als Kühl- und Schmiermittel eingesetzt wird. Das Öl liegt in sehr fein verteilten Tröpfchen vor, die quasi in der Luft schweben und eine Art Nebel bilden, der bei der Bearbeitung eines Werkstücks die Schneide(n) des Werkzeugs und gegebenenfalls dort vorgesehene Führungen benetzt. Bei der Zuführung des Luft/Öl-Gemisches ist es von entscheidender Bedeutung, dass in den Zufuhrkanälen möglichst wenig Umlenkungen, also Abweichungen von einem geradlinigen Verlauf, vorhanden sind, da im Bereich der Umlenkungen Entmischungen und Versackungen auftreten. Bei der hier erläuterten bekannten Schnittstelle, also bei Verwendung einer Spannschraube als Betätigungseinrichtung, ist ein geradliniger Verlauf der Zufuhrkanäle für die Minimalmengenschmierung nicht möglich, weil die Spannschraube quer durch den Grundkörper der Spannpatrone verläuft.

Aufgabe der Erfindung ist es daher, eine Schnittstelle zu schaffen, die sich durch eine verbesserte Kühlmittelzuführung auszeichnet.

Zur Lösung dieser Aufgabe wird eine Schnittstelle vorgeschlagen, welche die in Anspruch 1 genannten Merkmale aufweist. Sie zeichnet sich dadurch aus, dass die Betätigungseinrichtung, die mit den Spannbacken der Spannpatrone zusammenwirkt, als in zwei Funktionsstellungen verlagerbares Rahmenelement ausgebildet ist, das einen zentralen Durchlass für das Kühl-/Schmiermittel aufweist. Dieser ist so angeordnet, dass seine Mittelachsen mit den Mittelachsen des ersten und zweiten Teils zusammenfällt. Dadurch, dass der Durchlass mit Kanalabschnitten im ersten und zweiten Teil fluchtet, werden Umlenkungen vermieden, an denen Entmischungen und Versackungen auftreten können. Die Schnittstelle mit den hier genannten Merkmalen erlaubt daher eine Minimalmengenschmierung ohne dass die genannten Nachteile einträten.

Bevorzugt wird ein Ausführungsbeispiel der Schnittstelle, das sich dadurch auszeichnet, dass die Betätigungseinrichtung über eine erste radiale Ausnehmung im Hohlchaftkegel und über eine mit dieser fluchtende, im ersten Teil vorgesehene zweite radiale Ausnehmung zugänglich ist. Das Betätigungselement zur Aktivierung der Betätigungseinrichtung greift also innerhalb des Kegelabschnitts in die Betätigungseinrichtung ein. Damit ist eine kurze Baulänge im Bereich der Schnittstelle erreichbar, was zu einer hohen Genauigkeit des Rundlaufs der Schneide eines eingespannten Werkzeugs führt.

Bevorzugt wird ein Ausführungsbeispiel der Schnittstelle, das sich dadurch auszeichnet, dass das Rahmenelement mit zwei Zapfen versehen ist, an denen die Spannbacken befestigt sind. Der zweite

dieser Zapfen weist ein Gewinde auf, das mit einem in der zugehörigen Spannbacke vorgesehenen Gewinde zusammenwirkt. Auf der Außenseite des zweiten Zapfens ist ein Außengewinde vorgesehen, das mit dem Innengewinde einer Hutmutter zusammenwirkt. Diese

5 weist Ihrerseits auf ihrer Außenseite ein Außengewinde auf, das mit einem Innengewinde in der zugehörigen Spannbacke zusammenwirkt. Wird die Hutmutter mittels eines Betätigungselements gedreht, so wird in einer Drehrichtung die Hutmutter auf dem zugehörigen Zapfen radial nach außen verlagert, ebenso die auf die Hutmutter

10 aufgesetzte Spannbacke. Diese stützt sich auf der Innenseite des Hohlenschaftkegels ab, so dass auch die gegenüber liegende am Rahmenelement befestigte Spannbacke in Eingriff mit der Innenseite des Hohlenschaftkegels tritt. Bei der Betätigung der Hutmutter verlagern sich also die Spannbacken und das Rahmenelement. Dessen

15 Durchlass ist so ausgebildet, dass dieser in beiden Funktionsstellungen mit den Kanalabschnitten im ersten und zweiten Teil der Schnittstelle fluchtet und keine Umlenkungen negativ auf das Kühl-/Schmiermittel einwirken können.

Besonders bevorzugt wird ein Ausführungsbeispiel der Schnittstelle,

20 bei dem ein Röhrchen durch den ersten Kanalabschnitt im ersten Teil, durch den Durchlass im Rahmenelement und durch den zweiten Kanalabschnitt im zweiten Teil der Schnittstelle führt. Damit ist gewährleistet, dass über die gesamte Länge der Schnittstelle eine durchgehende glatte Innenfläche für die Kühl-/Schmiermittelzufuhr

25 gewährleistet ist.

Weitere Ausgestaltungen ergeben sich aus den übrigen Unteransprüchen.

Die Erfindung wird im Folgenden anhand der Zeichnungen näher erläutert.

Es zeigen:

5           Figur 1 einen Längsschnitt durch eine Schnittstelle in entspanntem Zustand;

Figur 2 einen Querschnitt durch die in Figur 1 dargestellte Schnittstelle;

Figur 3 einen Längsschnitt durch die Schnittstelle in verspanntem Zustand;

10          Figur 4 einen Querschnitt durch die Schnittstelle gemäß Figur 3;

Figur 5 eine vergrößerte Seitenansicht eines Rahmenelements der Schnittstelle;

Figur 6 eine Draufsicht des Rahmenelements gemäß Figur 5;

Figur 7 eine Spannpatrone der Schnittstelle in Seitenansicht und

15          Figur 8 eine Draufsicht auf die Spannpatrone gemäß Figur 7.

Figur 1 zeigt eine Schnittstelle 1 in Längsschnitt mit einem ersten Teil 3, bei dem aus Gründen der besseren Übersicht Teile weggebrochen wurden, und einem zweiten Teil 5. Das erste Teil 3 dient als Aufnahme des zweiten Teils und ist daher mit einem Innenkegel 7 versehen, in den ein vorzugsweise hohl ausgebildeter Kegel des zweiten Teils 5, ein so genannter Hohlschaftkegel 9, eingeführt ist. An der Stirnseite des ersten Teils 3 ist eine als Ringfläche ausgebil-

20

dete erste Planfläche 11 vorgesehen, die mit einer zweiten Planfläche 13 am zweiten Teil 5 zusammenwirkt. Diese ist an dem dem freien Ende 15 des Hohlschaftkegels 9 gegenüberliegenden Ende desselben angeordnet.

- 5 Die zweite Planfläche 13 wird dadurch realisiert, dass der Grundkörper 14 des zweiten Teils 5, von dem aus Gründen der Übersichtlichkeit bei der hier gewählten Darstellung Teile weggebrochen sind, im Bereich der zweiten Planfläche 13 einen größeren Außendurchmesser aufweist als der Hohlschaftkegel 9.
- 10 Die beiden Planflächen 11 und 13 liegen in jeweils einer senkrecht zur Mittelachse 17 der Schnittstelle 1 verlaufenden Ebene. Bei der hier dargestellten Darstellung, die die Schnittstelle 1 in entspanntem Zustand zeigt, liegen die beiden Planflächen 11 und 13 in einem Abstand zueinander.
- 15 In den Hohlschaftkegel 9 ist eine - hier zylindrische - Bohrung 19 eingebracht, die der Aufnahme einer als Spannpatrone 21 ausgebildeten Spanneinrichtung dient. In die Wandung der zylindrischen Bohrung 19 ist eine Ringnut 23 mit einer unter einem Winkel von vorzugsweise  $30^\circ$  zur Mittelachse 17 verlaufenden Spannschulter 25
- 20 eingebracht.

Die Spannpatrone 21 weist eine durchgehende zentrale, vorzugsweise als Bohrung 27 ausgebildete Durchgangsöffnung auf, die sich bei der Darstellung gemäß Figur 1 nach links in einem hier nicht dargestellten ersten Kanalabschnitt im ersten Teil 3 fortsetzt und nach

25 rechts in einem zweiten Kanalabschnitt 29, der in das zweite Teil 5 eingebracht ist. Dieser kann beispielsweise durch eine Bohrung im Grundkörper 14 des zweiten Teils 5 realisiert werden. Die Mittelachse

sen der beiden Kanalabschnitte und der Bohrung 27 fallen mit der Mittelachse 17 der Schnittstelle 1 zusammen. In den ersten Kanalabschnitt, in die Bohrung 27 und den zweiten Kanalabschnitt 29 ist vorzugsweise ein Röhrchen 31 eingesetzt, das einen durchgehend  
5 gleichen Innendurchmesser aufweist und damit als Teil einer Kühl-/Schmiermittel-Zufuhr dient.

Auf der Außenwand der Spannpatrone 21 sind zwei Vorsprünge 33 vorgesehen, die Teil einer Bajonettverriegelung sind. Mit dieser wird die Spannpatrone 21 im ersten Teil 3 fest verankert. Deren Verriegelungsposition wird mittels eines Schwerspannstifts 35 gesichert.  
10

In den Grundkörper 37 der Spannpatrone 21 sind zwei Ausnehmungen 39, 39' eingebracht, die der Aufnahme von Spannbacken 41, 41' dienen. Da die Schnittstelle 1 in Figur 1 in entspanntem Zustand dargestellt ist, befinden sich die Spannbacken 41, 41' in ihrem radial  
15 nach innen verlagerten Zustand, also in minimalem Abstand zur Mittelachse 17. Die Spannbacken 41, 41' wirken mit einer Betätigungseinrichtung 43 zusammen, die diese radial nach innen und außen verlagern kann. Figur 1 zeigt, dass die Spannbacken 41, 41' auf ihrer radial außen liegenden Seite mit einer Spannfläche 45, 45' versehen  
20 sind, die mit der Spannschulter 25 zusammenwirken.

Die Betätigungseinrichtung 43 umfasst ein Rahmenelement 47, an dem oberhalb der Mittelachse 17 ein erster Zapfen 49 und unterhalb der Mittelachse ein zweiter Zapfen 51 vorgesehen ist. Am oberen ersten Zapfen 49 ist die erste Spannbacke 41 und am unteren zweiten Zapfen die zweite Spannbacke 41' angebracht, wobei die erste  
25 Spannbacke 41 mittels eines – hier parallel zur Mittelachse 17 verlaufenden – Sicherungsstifts 53 fest mit dem ersten Zapfen 49 ver-

bunden ist und die zweite Spannbacke 41' über ein Gewinde mit dem zweiten Zapfen 51. Bei dem hier dargestellten Ausführungsbeispiel ist zwischen dem zweiten Zapfen 51 und der zweiten Spannbacke 41' eine Muttermutter 55 vorgesehen.

- 5 Die Betätigungseinrichtung 43 ist von außen zugänglich. Dazu ist vorzugsweise in den Hohlchaftkegel 9 eine erste Ausnehmung 57 und in die Wandung des ersten Teils 3 eine mit dieser fluchtende zweite Ausnehmung 59 eingebracht. Die zweite Ausnehmung 59 ist von einem umlaufenden Abdeckring 61 überspannt, der in axialer  
10 Richtung, das heißt in Richtung der Mittelachse 17 verlagerbar ist und die zweite Ausnehmung 59 gegen Eindringen von Schmutz schützt. Bei dem hier dargestellten Ausführungsbeispiel ist auf der der Schnittstelle 1 zugewandten Seite des Abdeckrings 61 ein Gummielement 63 vorgesehen, das einerseits eine Lagesicherung  
15 des Abdeckrings 61 gewährleistet und andererseits auch die Dichtungseigenschaften im Bereich der zweiten Ausnehmung 59 verbessert. Es ist im Übrigen möglich, den Abdeckring 61 mit einer radialen Ausnehmung zu versehen und diesen so zu verdrehen, dass bei Bedarf diese Ausnehmung mit der ersten und zweiten Ausnehmung 57  
20 und 59 fluchtet, um die Betätigungseinrichtung zugänglich zu machen.

In den Grundkörper 37 der Spannpatrone 21 ist ein im Wesentlichen parallel zur Mittelachse 17 verlaufender Auswerferstift 65 eingebracht, der über eine Schrägfläche 67 an der zweiten Spannbacke  
25 41' im entspannten Zustand der Schnittstelle 1 axial nach rechts verlagert und gegen einen Boden 69 der zylindrischen Bohrung 19 gepresst wird und damit das erste und zweite Teil 3 und 5 der ersten



Schnittstelle auseinander schiebt und eine einfache Entnahme des zweiten Teils 5 aus dem ersten Teil 3 ermöglicht.

Figur 2 zeigt die in Figur 1 dargestellte Schnittstelle im Querschnitt. Gleiche Teile sind mit gleichen Bezugsziffern versehen, so dass in-  
5 sofern auf die Beschreibung zu Figur 1 verwiesen wird.

Die Darstellung zeigt, dass die beiden Teile 3 und 5 konzentrisch ineinander liegen. Erkennbar ist auch, dass sich die Spannbacken 41, 41' in ihrer zurückgezogenen Position befinden. Die Hutmutter 55 ist ganz auf den zweiten Zapfen 51 aufgeschraubt, also in minima-  
10 lem Abstand zur Mittelachse 17 angeordnet. Konzentrisch zu dieser liegt das Röhrchen 31.

Figur 2 zeigt auch die Betätigungseinrichtung 43 mit dem Rahmenelement 47 und den daran ansetzenden Zapfen 49 und 51. Das Rahmenelement 47 ist mit einem senkrecht zur Bildebene verlaufenden Durchlass 71 versehen, der als Langloch ausgebildet ist. Der  
15 Durchlass ist so dimensioniert, dass das Röhrchen 31 durch diesen hindurchgeführt werden kann und zwar in beiden Funktionsstellungen, von denen hier die erste, die Entriegelungsstellung, dargestellt ist.

20 Das Spannelement 21 ist mit einer Ausnehmung 73 versehen, deren Mittelachse mit einer hier senkrecht stehenden Durchmesserlinie zusammenfällt und die so groß gewählt ist, dass diese das Rahmenelement 47 aufnehmen kann. Die Seitenwände der Ausnehmung 73 führen das Rahmenelement 47 bei seiner Bewegung, die zum  
25 Verspannen/Entspannen der beiden Teile 3 und 5 führt.

Figur 2 zeigt noch, dass die Hutmutter 55 mit einer Betätigungsöffnung 75 versehen ist, beispielsweise mit einer sechseckigen Ausnehmung, in die ein als Inbusschlüssel ausgebildetes Betätigungselement eingreifen kann. Die Form der Ausnehmung ist jedoch für die  
5 Funktion der Betätigungseinrichtung belanglos.

Figur 3 zeigt die Schnittstelle 1 in gespanntem Zustand. Alle Elemente der Spanpatrone 21 entsprechen denen, die in Figur 1 und 2 erläutert und beschrieben wurden. Auf diese wird daher nicht näher eingegangen.

10 Zum Verspannen der beiden Teile 3 und 5 der Schnittstelle 1 wird die Betätigungseinrichtung 43 aktiviert. Mittels eines Betätigungselements, beispielsweise eines Inbusschlüssels, wird durch die erste und zweite Ausnehmung 57 und 59 in die Betätigungsöffnung 75 der Hutmutter 55 eingegriffen und diese in Rotation versetzt. Bei einer  
15 Drehung in eine erste Richtung wird die Hutmutter 55 aus der den Figuren 1 und 2 dargestellten Positionen verlagert, in der sie sich in minimalem Abstand zur Mittelachse 17 befindet: Die Hutmutter 55 wird also auf dem zweiten Zapfen 51 nach außen verlagert. Dieser ist dazu mit einem Außengewinde versehen, das mit einem Innengewinde in der Hutmutter kämmt. Die Hutmutter 55 ist ihrerseits auf  
20 ihrer Außenseite mit einem Außengewinde versehen, welches mit einem Innengewinde in der zweiten Spannbacke 41' kämmt. Bei einer Drehung der Hutmutter 55, beispielsweise gegen den Uhrzeigersinn, wird die Hutmutter gegenüber der Mittelachse der Schnittstelle  
25 1 nach außen verlagert. Damit wird auch die Spannbacke 41' nach außen verlagert, so dass eine Druckkraft in radialer Richtung auf das Rahmenelement 47 ausgeübt wird. Dadurch wird auch die erste Spannbacke 41 radial nach außen verlagert. Die beiden Spannba-

cken bewegen sich also in entgegengesetzter Richtung gegenüber der Mittelachse 17 und fahren in die Ringnut 23 ein. Dadurch wirken die Spannflächen 45, 45' der Spannbacken 41, 41' mit der Spannschulter 25 zusammen. Die Flächen der Spannflächen und der  
5 Spannschulter sind so ausgerichtet, dass das zweite Teil 5 in Richtung der Mittelachse 17 nach links in den Innenkegel 7 verlagert wird, bis die Planflächen 11 und 13 fest aneinander liegen. Die Spannbacken 41, 41' bilden mit der Spannschulter 25 ein Keilgetriebe aus, das der Verlagerung des Hohlenschaftkegels 9 in Richtung der  
10 Mittelachse 17 nach links dient, wenn die Spannbacken radial nach außen gedrückt werden.

Durch die radiale Auswärtsbewegung der Spannbacken 41, 41' wird der Hohlenschaftkegel 9 ausgeweitet, so dass seine Außenfläche fest an der Innenfläche des Innenkegels 7 anliegt, was zu einer sehr ge-  
15 nauen Verspannung der Teile 3 und 5 der Schnittstelle 1 führt und zu einer sehr hohen Steifigkeit. Dadurch, dass im Bereich des Hohlenschaftkegels 9, also in den Figuren 1 und 3 links von der ersten Planfläche 11, auf die Betätigungseinrichtung 43 eingewirkt wird, ergibt sich eine sehr kurze Baulänge und damit eine hohe Genauig-  
20 keit und Stabilität der Schnittstelle.

Figur 4 zeigt die Schnittstelle 1 in verspanntem Zustand. Deutlich erkennbar ist, dass die Spannbacken 41, 41' radial nach außen verlagert wurden. Dabei wird auch das Rahmenelement 47 verlagert. Aus Figur 4 wird, insbesondere in Vergleich zu Figur 2, deutlich,  
25 dass das Rahmenelement 47 beim Verspannen der Schnittstelle nach oben verlagert wird. Dadurch, dass der Durchlass 71 als Langloch ausgebildet ist, kann auch bei einer Verlagerung des Rahmen-

elements 47 in seine zweite Funktionsstellung das Röhrchen 31 ko-  
axial zur Mittelachse 17 der Schnittstelle 1 angeordnet bleiben.

Insgesamt zeigt sich, dass das Röhrchen 31 sowohl im entspannten  
Zustand als auch im verspannten Zustand der Schnittstelle 1 durch  
5 den Durchlass 71 geführt werden kann. Damit ist eine geradlinige  
Kühl-/Schmiermittelzufuhr ohne irgendwelche Umlenkungen möglich,  
so dass Entmischungen und Versackungen sicher vermieden wer-  
den können. Dies insbesondere dann, wenn das Röhrchen 31  
durchgehend einen konstanten Durchmesser und eine glatte Innen-  
10 wand aufweist.

Figur 5 zeigt – etwas vergrößert – das Rahmenelement 47 in Seiten-  
ansicht. Bei dieser Darstellung wird deutlich, dass auf einer Seite  
des Grundkörpers 77 des Rahmenelements 47 der erste Zapfen 49  
entspringt, der senkrecht zur Mittelachse 17 der Schnittstelle 1 ver-  
15 läuft. In Figur 5 sind zwei parallele gestrichelte Linien erkennbar, die  
den Verlauf der Mittelachse 17 der Schnittstelle 1 in den verschiede-  
nen Funktionsstellungen der Betätigungseinrichtung 43 zeigen. Ist  
die Schnittstelle 1 entspannt, verläuft die Mittelachse 17 der Schnitt-  
stelle 1 weiter oben als in verspanntem Zustand. Dies zeigt beson-  
20 ders deutlich ein Vergleich der Figuren 2 und 4: In entspanntem Zu-  
stand der Schnittstelle 1 verläuft die Mittelachse 17, damit auch das  
Röhrchen 31, oben innerhalb des Durchlasses 71. Wird das Rah-  
menelement 47 zum Verspannen der Schnittstelle 1 nach oben ver-  
lagert, so verläuft die Mittelachse 17 weiter unten durch den Durch-  
25 lass 71. Damit ist auch das Röhrchen 31 weiter unten angeordnet,  
was aus Figur 4 ersichtlich ist.

Der erste Zapfen 49 ist mit einer Ausnehmung 79 versehen, die der Aufnahme des Sicherungsstifts 53 dient, der in den Figuren 1 und 3 dargestellt ist.

5 Diametral gegenüber dem ersten Zapfen 49 ist der zweite Zapfen 51 angeordnet. Hier ist deutlich erkennbar, dass er mit einem Außengewinde 81 versehen ist, welches mit einem Innengewinde der hier nicht dargestellten Hutmutter 55 kämmt. Wird diese in einer ersten Richtung verdreht, verlagert sich diese in Richtung der Mittelachse 83 der beiden Zapfen 49 und 51 in Richtung auf die Mittelachse 17.  
10 Bei einer entgegengesetzten Drehrichtung verlagert sie sich nach außen und entfernt sich vom Grundkörper 77 des Rahmenelements 47. Diese Position ist in Figur 4 dargestellt, während die radial innen liegende Position der Hutmutter 55 in Figur 2 wiedergegeben ist.

Bei der Darstellung gemäß Figur 6 ist das Rahmenelement 47 um  
15 90° gedreht, so dass man auf den Durchlass 71 im Grundkörper 77 des Rahmenelements 47 sieht. Durch eine Kreislinie 83 ist die Außenkontur des Röhrchens 31 angedeutet. Es wird deutlich, dass die Abmessungen des Durchlasses 71 so gewählt sind, dass das Röhrchen 31 in beiden Funktionsstellungen der Betätigungseinrichtung  
20 43 durch den Durchlass 71 hindurchgeführt werden kann. Auch ohne ein derartiges Röhrchen ist in beiden Fällen ein geradlinig durchgehender Kühl-/Schmiermittelkanal realisierbar.

Figur 6 zeigt auch die einander gegenüberliegenden Zapfen 49 und 51. Hier ist die Ausnehmung 79 durch die der Sicherungsstift 53 ge-  
25 führt werden kann, in Draufsicht dargestellt.

Figur 7 zeigt die Spannpatrone 21 ohne irgendwelche Einbauteile. Gleiche Teile sind mit gleichen Bezugsziffern versehen, so dass in-

sofern auf die Beschreibung zu den vorangegangenen Figuren verwiesen wird.

Am linken Ende der Spannpatrone 21 sind die Vorsprünge 33 erkennbar, die Teil der Bajonettverriegelung sind, mittels derer die Spannpatrone im ersten Teil 3 der Schnittstelle 1 verankert wird. Erkennbar sind im Übrigen Ausnehmungen 39, 39', in denen die Spannbacken 41, 41' zu liegen kommen. Figur 7 zeigt auch die Ausnehmung 73, die den Grundkörper 37 der Spannpatrone von oben nach unten durchdringt und der Aufnahme des Rahmenelements 47 dient.

Der rechte, vordere Teil der Spannpatrone 21 ist im Teilschnitt dargestellt, um eine Bohrung 85 zu zeigen, in welcher der Auswerferstift 65 untergebracht ist. Die Länge des Auswerferstifts ist so gewählt, dass dieser einerseits etwas in die Ausnehmung 39' hineinragt, um dort mit der Spannbacke 41' zusammenwirken zu können. Andererseits ragt der Auswerferstift 65 nach recht über die Stirnseite 87 der Spannpatrone 21 hinaus, um eine Druckkraft auf den Boden 69 der zylindrischen Bohrung 19 im zweiten Teil 5 ausüben zu können, die der Trennung der beiden Teile 3 und 5 dient, wenn die Schnittstelle 1 in entspanntem Zustand ist.

Figur 8 zeigt schließlich die in Figur 7 dargestellte Spannpatrone 21 in Draufsicht. Gleiche Teile sind mit gleichen Bezugsziffern versehen. Ersichtlich ist hier die rechteckige Kontur der Ausnehmung 39 und die den Boden der Ausnehmung durchstoßende Ausnehmung 73, die der Aufnahme des Rahmenelements 47 dient.

Im Folgenden wird noch einmal im Einzelnen auf die Funktion der Schnittstelle 1 eingegangen:

Bei der Schnittstelle 1 kann es sich um eine beliebige Verbindungsstelle zwischen einer mit einer Maschinenspindel versehenen Werkzeugmaschine und einem Werkzeug handeln, wobei auch Verbindungsstellen zwischen Zwischenelementen, Verlängerungsteilen und  
5 Adaptoren untereinander, mit der Maschinenspindel und/oder mit einem Werkzeug hier angesprochen werden. Vorzugsweise handelt es sich bei der hier dargestellten Schnittstelle 1 um eine Maschinenspindel, die das erste Teil 3 darstellt, und ein Werkzeug, welches das zweite Teil 5 darstellt.

10 Die Verbindung zwischen Maschinenspindel und Werkzeug wird dadurch bewerkstelligt, dass zunächst in entspanntem Zustand, das Werkzeug, also das zweite Teil 5 in die Maschinenspindel, also in das erste Teil 3 eingesetzt wird, wobei der Hohlenschaftkegel 9 in den Innenkegel 7 eingreift. Die Planfläche 11 des ersten Teils 3 liegt in  
15 einem geringen Abstand zur zweiten Planfläche 13 des zweiten Teils 5. Die Spannbacken 41, 41' liegen im radial inneren eingezogenen Zustand in minimalem Abstand zur Drehachse 17. Dies wird dadurch erreicht, dass durch ein Betätigungselement, beispielsweise durch einen Inbusschlüssel, durch die Ausnehmungen 59 und 57 in die  
20 Betätigungsöffnung 75 der Hutmutter 55 eingegriffen und diese so verdreht wird, dass sie in ihrer maximal innen liegenden Position, also in minimalem Abstand zur Mittelachse 17 angeordnet ist. Durch die Drehung der Hutmutter 55 wird nicht nur diese in Richtung der Mittelachse 17 bewegt. Es wird auch die mit der Hutmutter 55 zusammenwirkende Spannbacke 41' in Richtung auf die Mittelachse 17  
25 bewegt. Da schließlich die Spannbacke 41' am Grundkörper 37 der Spannpatrone 21 anliegt, wird die gegenüberliegende Spannbacke 41 ebenfalls nach innen gezogen. Die Spannbacken 41, 41' werden vorzugsweise so ausgebildet, dass ihre Außenfläche mit der Um-

fangsfläche der Spannpatrone 21 fluchtet, wenn diese ganz in radialer Richtung nach innen verlagert sind.

Die hier angesprochene Position ist in den Figuren 1 und 2 dargestellt, aus der die Schnittstelle 1 in entspanntem Zustand ersichtlich  
5 ist und die Betätigungseinrichtung 43 in ihrer ersten Funktionsstellung angeordnet ist, nämlich in der Entriegelungsstellung.

Zum Verspannen der Schnittstelle 1 wird die Betätigungseinrichtung 43 aktiviert. Das heißt, die Hutmutter 55 wird so verdreht, dass sich diese auf den zweiten Zapfen 51 nach außen verlagert und dabei die  
10 zugehörige Spannbacke 41' mitnimmt und ebenfalls nach außen verlagert. Die Verlagerung der Spannbacke 41' beruht einerseits auf der Auswärtsbewegung der Hutmutter, hier andererseits aber auch darauf, dass auf der Hutmutter 55 ein Außengewinde vorgesehen ist, das mit dem Innengewinde in der Spannbacke 41' zusammenwirkt,  
15 so dass auch eine Relativbewegung zwischen Hutmutter 55 und Spannbacke 41' stattfindet. Das Innen- und Außengewinde der Hutmutter 55 hat die gleiche Steigung, um eine gleichmäßige Bewegung der Spannbacken 41, 41' zu bewirken.

Bei einer Verdrehung der Hutmutter 55 verlagern sich nicht nur die  
20 Spannbacken 41, 41' diametral zueinander nach innen oder außen, vielmehr wird auch das Rahmenelement 47 nach oben oder unten bewegt. Zur Erreichung der entspannten Position der Schnittstelle 1 wird das Rahmenelement 47 nach unten und zum Erreichen der verspannten Funktionsstellung nach oben bewegt.

25 Beim Verspannen der beiden Teile 3 und 5 miteinander werden die Spannbacken 41, 41' nach außen verlagert. Durch die oben beschriebene Wirkung der Spannflächen 45, 45' mit der Spannschulter



25 wird der Hohlschaftkegel 9 nach links in das Innere des Innenkegels 7 gezogen, weil die Spannpatrone 21 sicher im ersten Teil 3 mittels des Bajonettverschlusses verankert und in axialer Richtung nicht verlagerbar ist. Dabei wird der Hohlschaftkegel 9 aufgeweitet  
5 und an die Innenwand des Innenkegels 7 angepresst. Gleichzeitig werden die Planflächen 11 und 13 fest aneinander gepresst, so dass eine optimale Ausrichtung und eine sehr hohe Steifigkeit der Schnittstelle 1 erreicht werden. Da die Spannbacke 41' radial nach außen bewegt wird, kann der Auswerferstift 45 nach links in das Innere der  
10 Ausnehmung 39' verlagert werden. Bei einer entgegengesetzten Bewegung der Spannbacke 41' wirkt eine der Mittelachse 17 unter einem Winkel zugewandte Schrägfläche auf den Auswerferstift 75 so ein, dass dieser nach rechts geschoben wird und gegen den Boden 69 der zylindrischen Bohrung 19 anschlägt. Bei einer weiteren nach  
15 innen gerichteten Verlagerung der Spannbacke 41' wird der Auswerferstift 75 mit einer so großen Kraft nach rechts bewegt, dass die beiden Teile 3 und 5 auseinander geschoben werden und leicht trennbar sind.

Die mit der Betätigungseinrichtung 43 aufbringbaren Kräfte sind so  
20 groß, dass eine sichere Verspannung der Teile 3 und 5 auch bei einem manuellen Wechsel des Werkzeugs möglich ist. Ebenso kann bei einer manuellen Aktivierung der Betätigungseinrichtung 43 eine so große Kraft aufgebracht werden, dass die beiden Teile 3 und 5 mittels des Auswerferstifts 65 getrennt werden können.

25 Durch das Rahmenelement 47 der Betätigungseinrichtung 43 ist es möglich, eine zentrale Kühlmittelzufuhr zu realisieren. Dabei fluchtet ein erster Kanalabschnitt im ersten Teil 3 mit dem Durchlass 71 im Rahmenelement 47 und mit einem zweiten Kanalabschnitt 29 im

zweiten Teil 5. Da der Durchlass 71 als Langloch ausgebildet ist, ist in beiden Funktionsstellungen, die in den Figuren 2 und 4 dargestellt sind, ein zentraler Durchlass für das Kühl-/Schmiermittel realisierbar. Vorzugsweise wird hier ein Röhrchen 31 eingesetzt, um im Bereich  
5 der Kühl-/Schmiermittelzufuhr alle Absätze und Kanten zu vermeiden, die bei Einsatz einer Minimalmengenschmierung eine Entmischung und ein Versacken des Luft/Ölgemisches fördern würden.

Dadurch, dass bei dem hier dargestellten Ausführungsbeispiel die Aktivierung der Betätigungseinrichtung 43 im Bereich des Hohl-  
10 schaftkegels 9, also links von der ersten Planfläche 11, realisiert wird, wird bei Gewährleistung einer optimalen Schmierung auch bei Minimalmengenschmierung eine sehr kurze Baulänge verwirklicht, was zu einer sehr hohen Steifigkeit der Schnittstelle 1 und durch kurze Auskraglänge zu einem genauen Rundlauf führt.

15 Im Übrigen zeigt sich, dass die Schnittstelle 1 sehr einfach aufgebaut ist, weil die Spannpatrone 21 und deren Betätigungseinrichtung 43 nur weniger Teile bedürfen.

Um die Schnittstelle 1 vor Verschmutzungen zu schützen, ist der Abdeckring 61 vorgesehen, der die Zugriffsstelle auf die Betätigungs-  
20 einrichtung 43 im Betrieb abdeckt und bei Bedarf freigibt. Dabei ist es denkbar, den Abdeckring 61 zur Freigabe des Zugriffs in axialer Richtung der Schnittstelle 1 zu verlagern oder aber mit einer radial verlaufenden Ausnehmung zu versehen, die dann durch eine Drehung des Rings die Zugriffsöffnungen zur Betätigungseinrichtung  
25 freigeben kann, während diese im Betriebsfall abgedeckt bleiben.

Aus den Erläuterungen wird deutlich, dass bei Beibehaltung des hier beschriebenen Grundprinzips die Betätigungseinrichtung 43 auch

anders ausgestaltet werden kann. Beispielsweise ist es möglich, den zweiten Zapfen 51 drehbar im Grundkörper 77 des Rahmenelements 47 zu verankern. Wird dieser mit einem Außengewinde versehen, welches mit einem Innengewinde in der zweiten Spannbacke 41' kämmt, wird diese bei einer Drehung des zweiten Zapfens 51 in radialer Richtung nach innen oder außen bewegt. Dies führt zum Ent- oder Verspannen der Schnittstelle 1. Bevorzugt wird jedoch die hier beschriebene Ausführungsform mit der Hutmutter 55, weil hier durch eine Drehbewegung der Hutmutter 55 eine größere axiale Verlagerung der Spannbacke 41' bewirkt werden kann.

Entsprechend wäre es denkbar, eine mit einem Innengewinde versehene Hülse in der zweiten Spannbacke 41' drehbar zu verankern, die in radialer Richtung zur Mittelachse 17 innerhalb der Spannbacke 41' nicht verlagerbar ist und mit einem Außengewinde am zweiten Zapfen 51 zusammenwirkt. Auch hier ergäbe sich aber bei einem bestimmten Drehwinkel eine geringere axiale Verlagerung der Spannbacke als bei der hier dargestellten Ausführungsform mit der Hutmutter 55.

Entscheidend ist, dass die Betätigungseinrichtung 43 so realisiert ist, nämlich ein Rahmenelement 47 aufweist, dass bei einer Verlagerung quer zur Drehachse 17 ein zentraler Kühl-/Schmiermittelkanal nicht behindert wird. Dies kann, wie oben beschrieben, durch einen entsprechenden Durchlass 71 im Rahmenelement 47 erreicht werden. Übergänge, Kanten und dergleichen zwischen dem ersten Teil 3 und der Spannpatrone 21 sowie zwischen dieser und dem zweiten Teil 5 können durch ein Röhrchen 31 vermieden werden, das oben im Einzelnen erläutert wurde. Im Übrigen vermeidet dieses Röhrchen auch Kanten und Übergänge im Bereich des Durchlasses 71 des Rah-

menelements 47. Es ermöglicht also eine störungsfreie Kühl-/Schmiermittelzufuhr im Bereich der Schnittstelle 1.

- Außerdem wird eine sehr kurze Bauform erreicht, die dadurch realisiert wird, dass die Planfläche 11 sehr nahe an den Lagerstellen einer hier nicht dargestellten Maschinenspindel, die hier dem ersten Teil 3 entsprechen könnte, angeordnet ist.
- 5

### **Ansprüche**

#### 1. Schnittstelle eines Werkzeugs mit

- 5       - einem als einen Innenkegel aufweisende Aufnahme dienenden ersten Teil, das einen zu dessen Mittelachse konzentrisch angeordneten ersten Kanalabschnitt aufweist,
- 10       - einem einen in die Ausnehmung einföhrbaren Hohlshaftkegel aufweisenden zweiten Teil, das einen zu dessen Mittelachse konzentrisch angeordneten zweiten Kanalabschnitt aufweist, wobei die Mittelachsen des ersten und zweiten Teils fluchten und mit einer
- 15       - zwei Spannbacken aufweisenden Spannpatrone, die eine mit den Spannbacken zusammenwirkende Betätigungseinrichtung umfasst, die mittels eines Betätigungselements aktivierbar ist,
- 15       **dadurch gekennzeichnet**, dass die Betätigungseinrichtung (43) ein Rahmenelement (47) aufweist, das in zwei Funktionsstellungen verlagert ist, und das einen zentralen Durchlass (71) aufweist, der so angeordnet ist, dass die Mittelachsen des ersten und zweiten Teils (3, 5) in beiden Funktionsstellungen durch diesen verlaufen.
- 20       2. Schnittstelle nach Anspruch 1, **dadurch gekennzeichnet**, dass die Betätigungseinrichtung (43) über eine erste radiale Ausnehmung (57) im Hohlshaftkegel (9) und über eine mit dieser fluchtende, im ersten Teil (3) vorgesehene zweite radiale Ausnehmung (59) zugänglich ist.

3. Schnittstelle nach Anspruch 1 oder 2, **dadurch gekennzeichnet**, dass am Rahmenelement (47) zwei Zapfen (49;51) vorgesehen sind.

4. Schnittstelle nach Anspruch 3, **dadurch gekennzeichnet**, dass der erste Zapfen (49) mit einer ersten Spannbacke (41) verbunden  
5 ist.

5. Schnittstelle nach Anspruch 3 oder 4, **dadurch gekennzeichnet**, dass der zweite Zapfen (51) ein Außengewinde (81) aufweist, das mit einer zweiten Spannbacke (41') zusammenwirkt.

6. Schnittstelle nach einem der Ansprüche 2 bis 5, **dadurch gekennzeichnet**, dass eine Hutmutter (55) vorgesehen ist, die mit einem mit dem zweiten Zapfen (51) zusammenwirkenden Innengewinde und mit einem mit der zweiten Spannbacke (41') zusammenwirkenden Außengewinde versehen ist.  
10

7. Schnittstelle nach Anspruch 6, **dadurch gekennzeichnet**, dass die Hutmutter (55) auf ihren den zweiten Zapfen (51) abgewandten  
15 Seite mit einer vorzugsweise als Vertiefung ausgebildeten Betätigungsöffnung (75) für ein Betätigungselement versehen ist.

8. Schnittstelle nach einem der vorhergehenden Ansprüche, **dadurch gekennzeichnet**, dass das Innen- und Außengewinde der  
20 Hutmutter (55) die gleiche Steigung aufweisen.

9. Schnittstelle nach einem der vorhergehenden Ansprüche, **gekennzeichnet durch** ein Röhrchen (31), das zumindest bereichsweise durch den ersten Kanalabschnitt im ersten Teil (3) durch den Durchlass (71) im Rahmenelement (47) und zumindest bereichsweise durch den zweiten Kanalabschnitt (29) im zweiten Teil (5) ragt.  
25

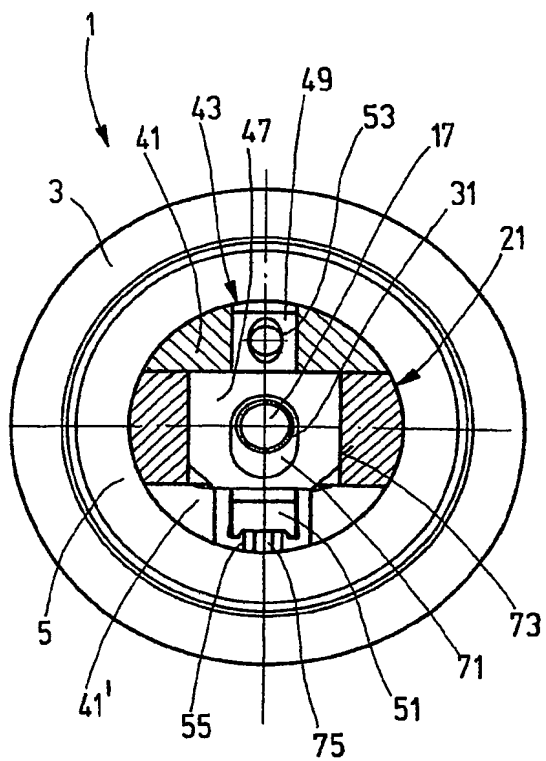


Fig. 2

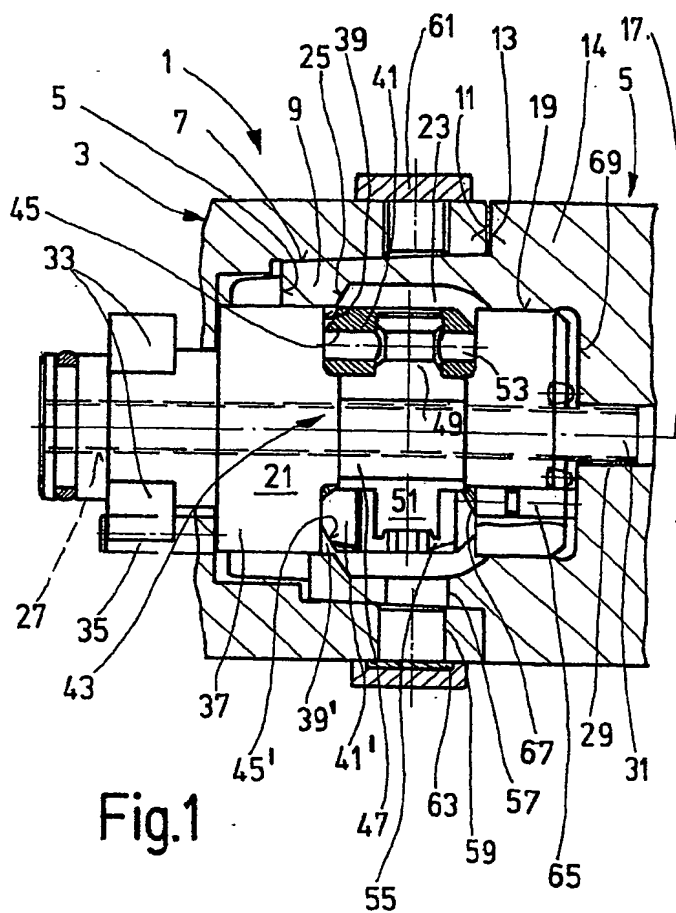


Fig. 1

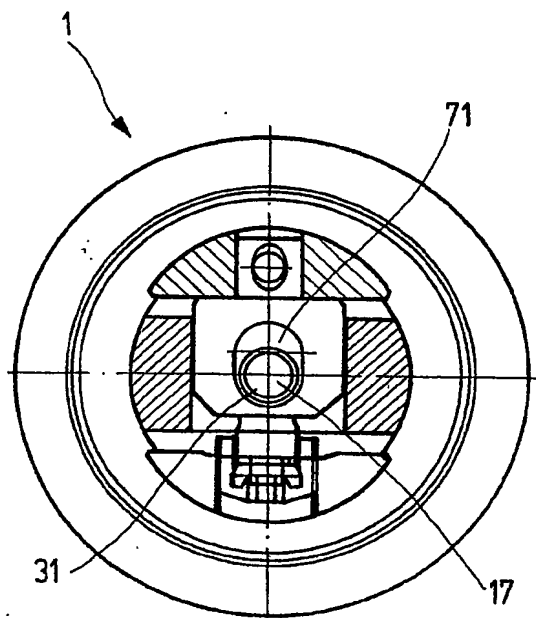


Fig. 4

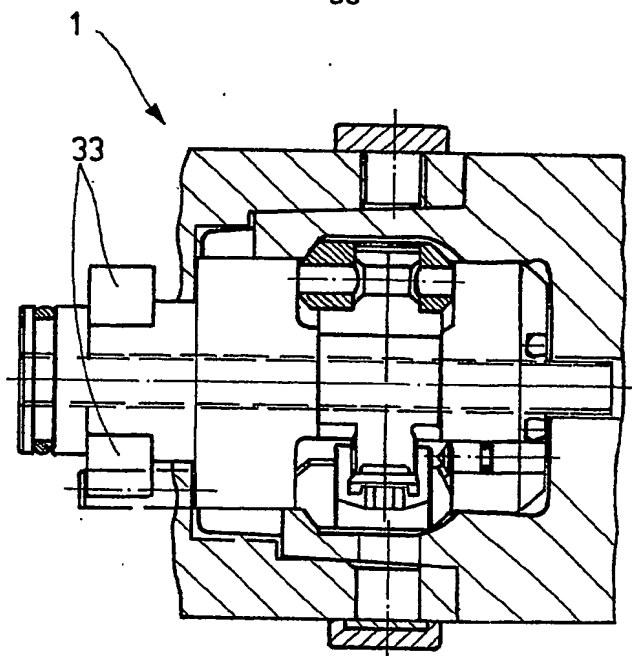
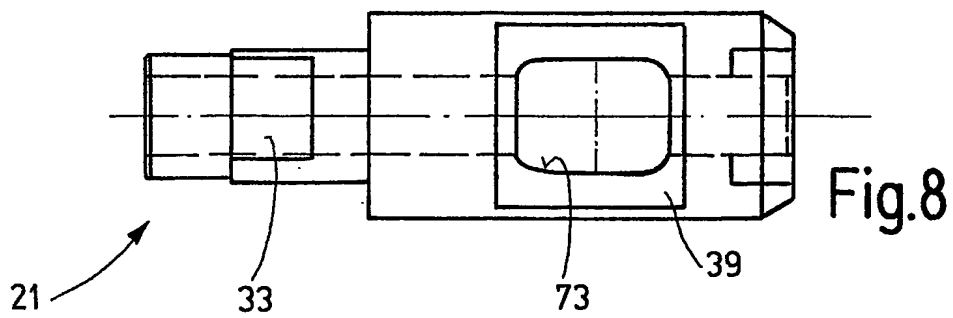
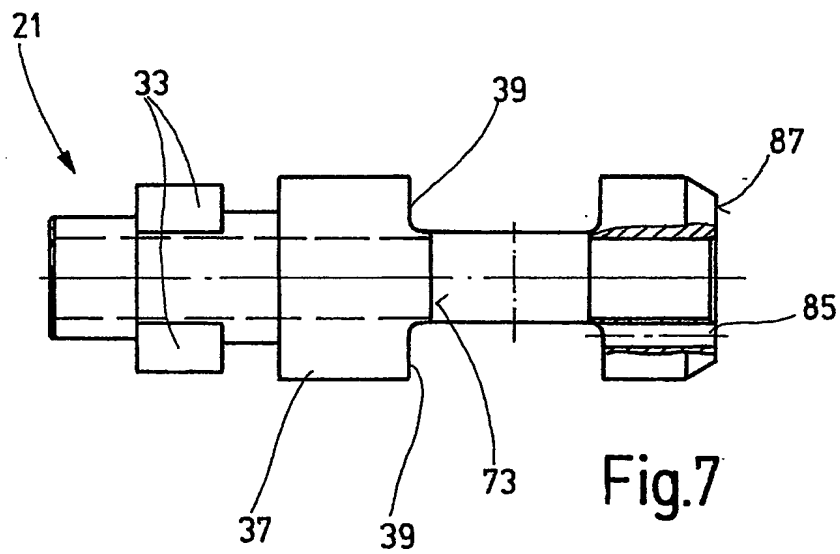
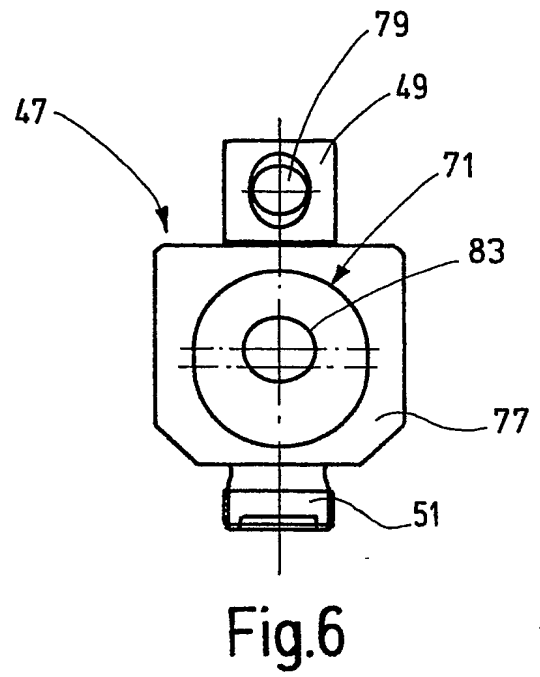
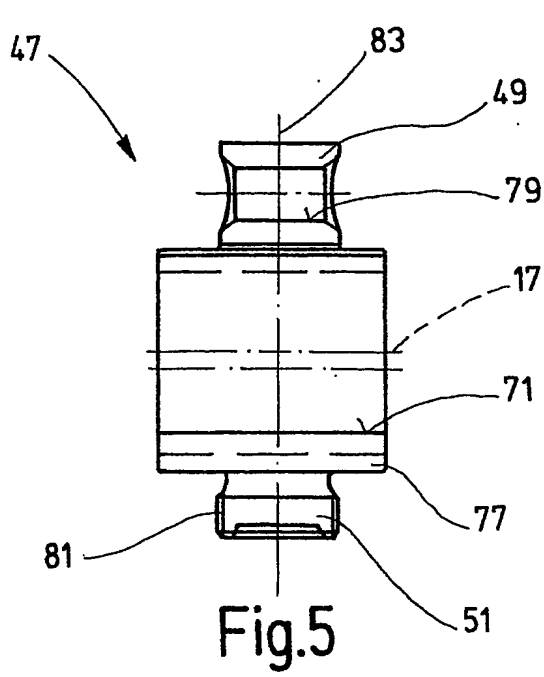


Fig. 3





# INTERNATIONAL SEARCH REPORT

International Application No

PCT/EP2004/006501

**A. CLASSIFICATION OF SUBJECT MATTER**  
IPC 7 B23B31/107

According to International Patent Classification (IPC) or to both national classification and IPC

**B. FIELDS SEARCHED**

Minimum documentation searched (classification system followed by classification symbols)  
IPC 7 B23B

Documentation searched other than minimum documentation to the extent that such documents are included in the fields searched

Electronic data base consulted during the International search (name of data base and, where practical, search terms used)

EPO-Internal

**C. DOCUMENTS CONSIDERED TO BE RELEVANT**

Category *	Citation of document, with indication, where appropriate, of the relevant passages	Relevant to claim No.
Y	WO 99/37428 A (STOLZ GERHARD ; KOMET STAHLHALTER WERKZEUG (DE)) 29 July 1999 (1999-07-29) figures 7,12a-d	1-5,8,9
A		6,7
Y	EP 0 295 315 A (KRUPP GMBH) 21 December 1988 (1988-12-21) figures 1-4	1-5,8,9
A	WO 93/10930 A (KOMET STAHLHALTER WERKZEUG) 10 June 1993 (1993-06-10) claim 36; figure 3b	1

☐

Further documents are listed in the continuation of box C.

☒

Patent family members are listed in annex.

\* Special categories of cited documents :

- \*A\* document defining the general state of the art which is not considered to be of particular relevance
- \*E\* earlier document but published on or after the international filing date
- \*L\* document which may throw doubts on priority claim(s) or which is cited to establish the publication date of another citation or other special reason (as specified)
- \*O\* document referring to an oral disclosure, use, exhibition or other means
- \*P\* document published prior to the international filing date but later than the priority date claimed

- \*T\* later document published after the international filing date or priority date and not in conflict with the application but cited to understand the principle or theory underlying the invention
- \*X\* document of particular relevance; the claimed invention cannot be considered novel or cannot be considered to involve an inventive step when the document is taken alone
- \*Y\* document of particular relevance; the claimed invention cannot be considered to involve an inventive step when the document is combined with one or more other such documents, such combination being obvious to a person skilled in the art.
- \*&\* document member of the same patent family

Date of the actual completion of the international search

22 October 2004

Date of mailing of the international search report

02/11/2004

Name and mailing address of the ISA

European Patent Office, P.B. 5818 Patentlaan 2  
NL - 2280 HV Rijswijk  
Tel. (+31-70) 340-2040, Tx. 31 651 epo nl,  
Fax: (+31-70) 340-3016

Authorized officer

Kornmeier, M

# INTERNATIONAL SEARCH REPORT

Information on patent family members

International Application No

PCT/EP2004/006501

Patent document cited in search report		Publication date	Patent family member(s)	Publication date
WO 9937428	A	29-07-1999	DE 19860184 A1	19-08-1999
			AT 225691 T	15-10-2002
			AU 2620599 A	09-08-1999
			BR 9907739 A	17-10-2000
			CA 2318109 A1	29-07-1999
			CN 1288403 T	21-03-2001
			DE 19980055 D2	18-01-2001
			DE 59903020 D1	14-11-2002
			WO 9937428 A1	29-07-1999
			EP 1226894 A2	31-07-2002
			EP 1056563 A1	06-12-2000
			HK 1029304 A1	14-02-2003
			HU 0100738 A2	28-06-2001
			JP 2002500962 T	15-01-2002
			PL 341900 A1	07-05-2001
			TR 200002150 T2	21-12-2000
			US 6579027 B1	17-06-2003
EP 0295315	A	21-12-1988	EP 0295315 A1	21-12-1988
			DE 3768951 D1	02-05-1991
			JP 1016306 A	19-01-1989
			US 4913607 A	03-04-1990
WO 9310930	A	10-06-1993	AT 149394 T	15-03-1997
			CA 2124803 A1	10-06-1993
			DE 4239373 A1	09-06-1993
			DE 9218762 U1	29-06-1995
			DE 59208145 D1	10-04-1997
			WO 9310930 A1	10-06-1993
			EP 0615478 A1	21-09-1994
			ES 2099290 T3	16-05-1997
			HK 110597 A	22-08-1997
			JP 7501495 T	16-02-1995
			JP 3387920 B2	17-03-2003
			KR 258392 B1	01-08-2000
			SG 48949 A1	18-05-1998
			US 5599146 A	04-02-1997

# INTERNATIONALER RECHERCHENBERICHT

Internationales Aktenzeichen

PCT/EP2004/006501

**A. KLASSIFIZIERUNG DES ANMELDUNGSGEGENSTANDES**  
IPK 7 B23B31/107

Nach der Internationalen Patentklassifikation (IPK) oder nach der nationalen Klassifikation und der IPK

## B. RECHERCHIERTE GEBIETE

Recherchierter Mindestprüfstoff (Klassifikationssystem und Klassifikationssymbole)

IPK 7 B23B

Recherchierte aber nicht zum Mindestprüfstoff gehörende Veröffentlichungen, soweit diese unter die recherchierten Gebiete fallen

Während der internationalen Recherche konsultierte elektronische Datenbank (Name der Datenbank und evtl. verwendete Suchbegriffe)

EPO-Internat

## C. ALS WESENTLICH ANGESEHENE UNTERLAGEN

Kategorie*	Bezeichnung der Veröffentlichung, soweit erforderlich unter Angabe der in Betracht kommenden Teile	Betr. Anspruch Nr.
Y	WO 99/37428 A (STOLZ GERHARD ; KOMET STAHLHALTER WERKZEUG (DE)) 29. Juli 1999 (1999-07-29)	1-5, 8, 9
A	Abbildungen 7, 12a-d	6, 7
Y	EP 0 295 315 A (KRUPP GMBH) 21. Dezember 1988 (1988-12-21)	1-5, 8, 9
	Abbildungen 1-4	
A	WO 93/10930 A (KOMET STAHLHALTER WERKZEUG) 10. Juni 1993 (1993-06-10)	1
	Anspruch 36; Abbildung 3b	



Weitere Veröffentlichungen sind der Fortsetzung von Feld C zu entnehmen



Siehe Anhang Patentfamilie

\* Besondere Kategorien von angegebenen Veröffentlichungen :

\*A\* Veröffentlichung, die den allgemeinen Stand der Technik definiert, aber nicht als besonders bedeutsam anzusehen ist

\*E\* älteres Dokument, das jedoch erst am oder nach dem internationalen Anmeldedatum veröffentlicht worden ist

\*L\* Veröffentlichung, die geeignet ist, einen Prioritätsanspruch zweifelhaft erscheinen zu lassen, oder durch die das Veröffentlichungsdatum einer anderen im Recherchenbericht genannten Veröffentlichung belegt werden soll oder die aus einem anderen besonderen Grund angegeben ist (wie ausgeführt)

\*O\* Veröffentlichung, die sich auf eine mündliche Offenbarung, eine Benutzung, eine Ausstellung oder andere Maßnahmen bezieht

\*P\* Veröffentlichung, die vor dem internationalen Anmeldedatum, aber nach dem beanspruchten Prioritätsdatum veröffentlicht worden ist

\*T\* Spätere Veröffentlichung, die nach dem internationalen Anmeldedatum oder dem Prioritätsdatum veröffentlicht worden ist und mit der Anmeldung nicht kollidiert, sondern nur zum Verständnis des der Erfindung zugrundeliegenden Prinzips oder der ihr zugrundeliegenden Theorie angegeben ist

\*X\* Veröffentlichung von besonderer Bedeutung; die beanspruchte Erfindung kann allein aufgrund dieser Veröffentlichung nicht als neu oder auf erfinderischer Tätigkeit beruhend betrachtet werden

\*Y\* Veröffentlichung von besonderer Bedeutung; die beanspruchte Erfindung kann nicht als auf erfinderischer Tätigkeit beruhend betrachtet werden, wenn die Veröffentlichung mit einer oder mehreren anderen Veröffentlichungen dieser Kategorie in Verbindung gebracht wird und diese Verbindung für einen Fachmann naheliegend ist

\*&\* Veröffentlichung, die Mitglied derselben Patentfamilie ist

Datum des Abschlusses der internationalen Recherche

22. Oktober 2004

Absenddatum des internationalen Recherchenberichts

02/11/2004

Name und Postanschrift der internationalen Recherchenbehörde  
Europäisches Patentamt, P.B. 5818 Patentlaan 2  
NL - 2280 HV Rijswijk  
Tel (+31-70) 340-2040, Tx. 31 651 epo nl,  
Fax: (+31-70) 340-3016

Bevollmächtigter Bediensteter

Kornmeier, M

# INTERNATIONALER RECHERCHENBERICHT

Angaben zu Veröffentlichungen, die zur selben Patentfamilie gehören

Internationales Aktenzeichen

PCT/EP2004/006501

Im Recherchenbericht angeführtes Patentdokument	Datum der Veröffentlichung	Mitglied(er) der Patentfamilie	Datum der Veröffentlichung
WO 9937428 A	29-07-1999	DE 19860184 A1	19-08-1999
		AT 225691 T	15-10-2002
		AU 2620599 A	09-08-1999
		BR 9907739 A	17-10-2000
		CA 2318109 A1	29-07-1999
		CN 1288403 T	21-03-2001
		DE 19980055 D2	18-01-2001
		DE 59903020 D1	14-11-2002
		WO 9937428 A1	29-07-1999
		EP 1226894 A2	31-07-2002
		EP 1056563 A1	06-12-2000
		HK 1029304 A1	14-02-2003
		HU 0100738 A2	28-06-2001
		JP 2002500962 T	15-01-2002
		PL 341900 A1	07-05-2001
		TR 200002150 T2	21-12-2000
		US 6579027 B1	17-06-2003
EP 0295315 A	21-12-1988	EP 0295315 A1	21-12-1988
		DE 3768951 D1	02-05-1991
		JP 1016306 A	19-01-1989
		US 4913607 A	03-04-1990
WO 9310930 A	10-06-1993	AT 149394 T	15-03-1997
		CA 2124803 A1	10-06-1993
		DE 4239373 A1	09-06-1993
		DE 9218762 U1	29-06-1995
		DE 59208145 D1	10-04-1997
		WO 9310930 A1	10-06-1993
		EP 0615478 A1	21-09-1994
		ES 2099290 T3	16-05-1997
		HK 110597 A	22-08-1997
		JP 7501495 T	16-02-1995
		JP 3387920 B2	17-03-2003
		KR 258392 B1	01-08-2000
		SG 48949 A1	18-05-1998
		US 5599146 A	04-02-1997